

Vehicle seat with limited rear displacement of the seat components by energy absorption in case of a rear impact

Patent number: DE19825701
Publication date: 1999-12-16
Inventor: SINNHUBER RUPRECHT [DE]; VOGEL TIM-BOSSE [DE]; WOHLLEBE THOMAS [DE]
Applicant: VOLKSWAGENWERK AG [DE]
Classification:
- **international:** B60N2/42; B60N2/48
- **european:** B60N2/42D2R; B60N2/427D; B60N2/48W
Application number: DE19981025701 19980609
Priority number(s): DE19981025701 19980609

Also published as:

EP0963872 (A2)

EP0963872 (A3)

Abstract not available for DE19825701

Abstract of corresponding document: **EP0963872**

The head rest (12), back rest (10) with head rest and/or seat (8) with the backrest and head rest move a restricted amount in the event of rear impact through energy absorption non-elastically against the direction of the impact force exerted on the vehicle when as a result of the inertia of an occupant seated on the seat forces are exerted on the head rest, backrest and/or seat which exceed predetermined values. At least one energy absorption element mounted in the backrest between backrest and seat, in the seat part and/or between the seat and a floor supporting the seat absorbs the energy during displacement.

Data supplied from the **esp@cenet** database - Worldwide

THIS PAGE BLANK (USPTO)



19 BUNDESREPUBLIK
DEUTSCHLAND



DEUTSCHES
PATENT- UND
MARKENAMT

12 Offenlegungsschrift
10 DE 198 25 701 A 1

51 Int. Cl.⁶:
B 60 N 2/42
B 60 N 2/48

21 Aktenzeichen: 198 25 701.5
22 Anmeldetag: 9. 6. 98
43 Offenlegungstag: 16. 12. 99

DE 198 25 701 A 1

71 Anmelder:
Volkswagen AG, 38440 Wolfsburg, DE

72 Erfinder:
Sinnhuber, Ruprecht, 38518 Gifhorn, DE; Vogel,
Tim-Bosse, 89077 Ulm, DE; Wohllebe, Thomas,
38110 Braunschweig, DE

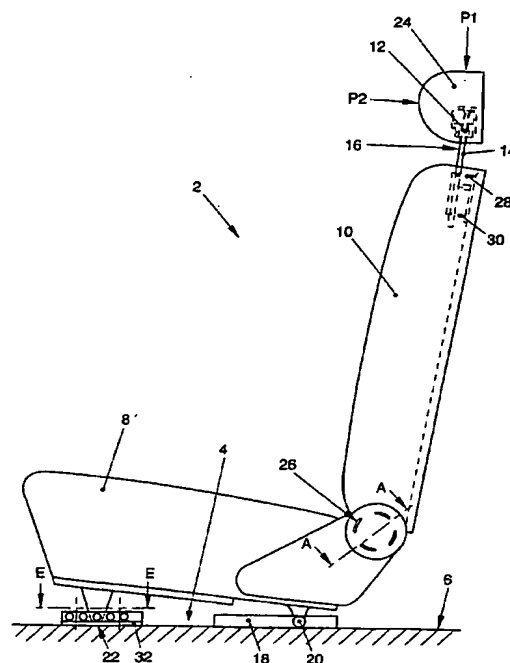
55 Für die Beurteilung der Patentfähigkeit in Betracht
zu ziehende Druckschriften:

DE	196 46 304 C2
DE	43 23 543 C1
DE	197 56 252 A1
DE	196 48 974 A1
DE	196 47 649 A1
DE	44 07 129 A1
DE	40 37 509 A1
DE	27 56 718 A1
EP	05 15 204 A2
WO	97 34 777 A1
WO	97 29 923 A1

Die folgenden Angaben sind den vom Anmelder eingereichten Unterlagen entnommen

54 Fahrzeugsitz mit begrenzter Rückverlagerung von Sitzkomponenten unter Energieabsorption bei einem Heckaufprall

57 Die Erfindung betrifft einen Fahrzeugsitz (2) mit einem Sitzteil (8), einer Rückenlehne (10) und einer mit der Rückenlehne (10) verbundenen Kopfstütze (12). Um die bei einem Aufprall auf das Heck des Fahrzeugs vom Fahrzeugsitz (2) und der Kopfstütze (12) auf einen auf dem Sitz (2) sitzenden Fahrzeuginsassen ausgeübten Reaktionskräfte zu begrenzen und einen durch elastisch verformbare Komponenten des Sitzes (2) hervorgerufenen Rückprall des Fahrzeuginsassen oder seines Kopfs zu vermeiden bzw. zu minimieren, ist erfindungsgemäß vorgesehen, daß sich die Kopfstütze (12), die Rückenlehne (10) mit der Kopfstütze (12) und/oder das Sitzteil (8) mit der Rückenlehne (10) und der Kopfstütze (12) bei einem Aufprall auf das Heck des Fahrzeugs unter Energieabsorption unelastisch entgegen der Richtung der auf das Fahrzeug ausgeübten Aufprallkraft begrenzt verlagern, wenn infolge der Trägheit eines auf dem Fahrzeugsitz (2) sitzenden Fahrzeuginsassen Kräfte auf die Kopfstütze (12), die Rückenlehne (10) und/oder das Sitzteil (8) ausgeübt werden, die vorgegebene Werte übersteigen.



DE 198 25 701 A 1

Beschreibung

Die Erfindung betrifft einen Fahrzeugsitz mit einem Sitzteil, einer Rückenlehne und einer mit der Rückenlehne verbundenen Kopfstütze sowie ein Kraftfahrzeug mit einem derartigen Sitz.

Bei Auffahrunfällen, bei denen ein anderes Fahrzeug gegen das Heck eines stehenden oder eines langsamer fahrenden Fahrzeugs prallt, werden die Fahrzeuginsassen in dem vorderen der beteiligten Fahrzeuge infolge ihrer Trägheit in Bezug zum Fahrzeugsitz nach hinten beschleunigt, wobei es insbesondere bei Sitzen ohne Kopfstützen wegen der fehlenden Abstützung des Kopfs zu schweren Verletzungen der Halswirbelsäule (Schleudertrauma) kommen kann. Aus diesem Grunde werden Kraftfahrzeugsitze fast durchgehend mit Kopfstützen ausgerüstet, die darüber hinaus auch bei anderen Unfallsituationen den Kopf des auf dem Fahrzeugsitz sitzenden Fahrzeuginsassen abfangen sollen, zum Beispiel wenn sich dieser bei einem Frontalaufprall im Anschluß an die trägheitsbedingte Vorwärtsbewegung wieder nach hinten bewegt. Da die auf die Kopfstütze ausgeübten Kräfte insbesondere beim Heckaufprall verhältnismäßig hoch sein können, muß die Halterung der Kopfstütze ausreichend steif sein, um eine unerwünschte Verformung beim Aufprall zu verhindern. Die Kopfstützenhalterung besteht daher gewöhnlich aus zwei parallelen Rundstangen aus Stahl, die neben einer hohen Steifigkeit jedoch auch eine hohe Elastizität aufweisen. Entsprechendes gilt für den Stahlrahmen der Rückenlehne, an dem die Halterung gewöhnlich höhenverstellbar befestigt ist. Die Elastizität der Kopfstützenhalterung und der Rückenlehne tragen zwar einerseits dazu bei, den Kopf und den Körper bei seiner Rückwärtsbewegung weicher abzufangen, bewirken jedoch andererseits, daß die Kopfstütze und die Rückenlehne infolge von elastischen Rückstellkräften wieder nach vorne schwingen, wobei der Kopf und der Körper des Fahrzeuginsassen nach der vorangehenden Rückwärtsbewegung nunmehr in Fahrtrichtung beschleunigt werden. Dieser Rückprall oder "rebound" ist in zweifacher Hinsicht unerwünscht, weil eine schnell aufeinanderfolgende Rückwärts-Vorwärtsbewegung des Kopfs ebenfalls zu Verletzungen der Halswirbelsäule führen kann, und weil bei einem nicht angeschnallten Fahrzeuginsassen der Kopf und/oder Oberkörper gegen die Instrumententafel oder das Lenkrad schlagen kann, was andere Verletzungen zur Folge hat.

Aus der DE 29 45 060 C2 ist bereits eine Kopfstütze für Kraftfahrzeugsitze bekannt, deren Kopfpolsterträger aus einem kastenförmigen Unterteil und einem auf dem Unterteil abgestützten, in Bezug zum Unterteil bewegbaren wannenförmigen Oberteil besteht, wobei der Oberteil und der Unterteil konisch ineinandergreifen, so daß sich der Oberteil bei einem Aufprall des Kopfs eines Fahrzeuginsassen unter starker Gleitreibung und/oder plastischer Verformung, d. h. unter Energieabsorption, auf dem Unterteil nach unten verschiebt, um die durch den Aufprall in die Kopfstütze eingeleitete Energie rückprallfrei zu verzehren. Die bekannte Kopfstütze weist jedoch zum einen einen verhältnismäßig komplizierten Aufbau auf. Zum anderen muß der Kopf des Fahrzeuginsassen schräg von vorne und oben auf die Kopfstütze prallen, um die beschriebene Wirkung zu erzielen. Bei einer Kopfstütze, deren Höhe richtig eingestellt ist, wird jedoch der Aufprall des Kopfes im wesentlichen horizontal von vorne erfolgen, so daß es nicht zu der erwünschten Verschiebung zwischen Ober- und Unterteil und damit auch nicht zu der vorgesehenen Energieabsorption kommt. In diesem Fall werden bei einem Heckaufprall auch hier die Trag- oder Haltestangen unter Biegung elastisch verformt, so daß der unerwünschte schwingungsbedingte Rückprall auftritt.

Allerdings sind Kopfstützen häufig auch zu tief eingestellt, wodurch der Kopf des Fahrzeuginsassen schräg von oben oder in Extremfällen sogar steil von oben gegen die Kopfstütze schlägt, wie in der DE 29 45 060 C2 beschrieben, wodurch die Schutzwirkung der Kopfstütze stark verringert wird. Dieses Problem wird noch dadurch verstärkt, daß höhenverstellbare Kopfstützen durch die von oben her einwirkende Kraftkomponente der Aufprallkraft noch weiter nach unten bis in die unterste Endstellung verschoben werden, bevor sie den Kopf des Fahrzeuginsassen endgültig abbremsen. Dies kann auch bei der aus der DE 29 45 060 C2 bekannten Kopfstütze der Fall sein, bevor es zu einer Verformung oder Verschiebung eines zusätzlich im Inneren der Kopfstütze vorgesehenen Bügels kommt, der bei einem Aufprall von oben energieverzehrend wirken soll.

Weiter ist aus der DE 296 03 467 U1 ein Fahrzeugsitz der eingangs genannten Art bekannt, bei dem ein Teil der Rückenlehne mit der Kopfstütze als zweiarmliger Hebel um eine quer zur Fahrtrichtung verlaufende Achse schwenkbar ist, um bei einem Heckaufprall die Kopfstütze, d. h. den einen Hebelarm nach vorne zu schwenken, so daß ihr Abstand vom Kopf des Fahrzeuginsassen geringer wird, wobei sich der andere Hebelarm nach hinten bewegt. Ein Rückprall des Fahrzeuginsassen oder seines Kopfs infolge elastischer Anteile der Rückenlehne oder der Kopfstütze kann dadurch jedoch nicht verhindert werden, da die Kopfstütze schnell und ohne das Erfordernis einer Überschreitung einer vorgegebenen Kraft nach vorne bewegt werden soll.

Aus der DE 296 01 479 U1, der DE 296 03 991 U1, der DE 296 09 786 U1 und der DE 39 00 495 A1 sind weitere Fahrzeugsitze mit Kopfstützen bekannt, die bei einem Heckaufprall näher an den Kopf des Fahrzeuginsassen heran bewegt werden.

Weiter ist aus der DE 41 20 608 A1 ein Fahrzeugsitz der eingangs genannten Art bekannt, bei dem die Rückenlehne im Falle eines Frontalaufpralls zuerst nach vorne verlagert wird und dann bei Eintritt des Rückpralls durch Absorber oder einen Gassack gebremst zurück in ihre Ausgangsstellung verlagert wird. Bei einem Heckaufprall werden jedoch weder der Gassack noch die Absorber aktiviert, da es nicht zu einer vorangehenden Vorwärtsverlagerung gekommen ist.

Aus der DE 30 18 735 A1 ist weiter ein Fahrzeugrücksitz für einen Beifahrer mit Blick nach hinten bekannt, der sich aus seiner Halterung löst und nach vorne verschoben wird, wenn die vom Beifahrer auf den Sitz ausgeübte Aufprallkraft einen vorgegebenen Betrag übersteigt, um so den Beifahrer aus dem Gefahrenbereich eines beim Heckaufprall von hinten in die Fahrgastzelle eindringenden Objekts zu entfernen. Eine Verminderung von Rückprallbewegungen infolge von elastischen Anteilen ist ebensowenig vorgesehen, wie eine nennenswerte Energieabsorption, die hier kontraproduktiv wäre, da sie die Vorwärtsbewegung des Sitzes verlangsamen würde.

Ausgehend hiervon liegt der Erfindung die Aufgabe zugrunde, bei einem Kraftfahrzeugsitz der eingangs genannten Art die bei einem Aufprall auf das Heck des Fahrzeugs vom Fahrzeugsitz und der Kopfstütze auf den Fahrzeuginsassen ausgeübten Reaktionskräfte zu begrenzen und einen durch elastisch verformbare Komponenten des Sitzes hervorgerufenen Rückprall des Fahrzeuginsassen oder seines Kopfs zu vermeiden bzw. zu minimieren.

Diese Aufgabe wird erfindungsgemäß dadurch gelöst, daß sich die Kopfstütze, die Rückenlehne mit der Kopfstütze und/oder der Sitzteil mit der Rückenlehne und der Kopfstütze bei einem Aufprall auf das Heck des Fahrzeugs unter Energieabsorption entgegen der Richtung der auf das Fahrzeug ausgeübten Aufprallkraft unelastisch begrenzt

verlagern, wenn infolge der Trägheit eines auf dem Fahrzeugsitz sitzenden Fahrzeuginsassen Kräfte auf die Kopfstütze, die Rückenlehne und/oder das Sitzteil ausgeübt werden, welche vorgegebene Werte übersteigen.

Der Erfindung liegt der Gedanke zugrunde, daß sich die bei einem Heckaufprall vom Sitz auf den Fahrzeuginsassen ausgeübten Reaktionskräfte und insbesondere die von der Kopfstütze auf den Kopf des Fahrzeuginsassen ausgeübten Kräfte dadurch begrenzen lassen, daß sich die Kopfstütze, die Rückenlehne mit der Kopfstütze und/oder der Sitzteil mit der Rückenlehne und der Kopfstütze begrenzt nach hinten verlagern, wenn die darauf einwirkenden Kräfte vorgegebene Werte übersteigen. Durch die gleichzeitig erfolgende Energieabsorption wird zudem sichergestellt, daß die nach der Rückwärtsverlagerung einwirkenden Reaktionskräfte so gering sind, daß sie nicht mehr zu Verletzungen führen können. Durch die Energieabsorptionselemente wird weiter ein Rückprall der Kopfstütze oder des Sitzes aufgrund von elastisch nachgiebigen Sitzkomponenten verhindert und damit die Verletzungsgefahr weiter reduziert.

Eine bevorzugte Ausgestaltung der Erfindung sieht vor, daß in der Kopfstütze, im Sitzteil und/oder zwischen dem Sitzteil und einem Boden des Fahrzeugs und bevorzugt in der Rückenlehne und/oder zwischen der Rückenlehne und dem Sitzteil mindestens ein Energieabsorptionselement angeordnet ist, das während der begrenzten Verlagerung Energie absorbiert und durch die begrenzte Rückverlagerung der Kopfstütze und ggf. der Rückenlehne nach dem Aufprall Rückprall- oder Schwingungsbewegungen der Kopfstütze verhindert.

Durch die Anordnung eines Energieabsorptionselements in der Rückenlehne, vorzugsweise im Bereich einer die Kopfstütze mit dem Sitz verbindenden Kopfstützenhalterung, oder zwischen der Rückenlehne und dem Sitzteil kann zum einen der Platzbedarf für dieses Element in der Kopfstütze selbst verringert werden. Zum anderen läßt sich insbesondere bei einem horizontalen Aufprall des Kopfs auf die Kopfstütze die Aufprallenergie in der Rückenlehne erheblich besser als in der Kopfstütze selbst absorbieren, in der sich wegen der geringen Tiefe nur schlecht in dieser Richtung wirksame Energieabsorptionselemente unterbringen lassen.

Eine bevorzugte Ausgestaltung der Erfindung sieht daher vor, daß in die Rückenlehne insbesondere diejenigen Energieabsorptionselemente integriert sind, welche die Aufprallenergie absorbieren, die aus einer im wesentlichen entgegen der Fahrtrichtung und quer zur Längsrichtung der Kopfstützenhalterung auf die Kopfstütze einwirkenden Kraftkomponente der Aufprallkraft herrührt, während Energieabsorptionselemente zur Absorption derjenigen Aufprallenergie, die aus einer in Längsrichtung der Kopfstützenhalterung auf die Kopfstütze einwirkenden Kraftkomponente der Aufprallkraft herrührt, in der Kopfstütze selbst und/oder ebenfalls in der Rückenlehne angeordnet sein können.

Durch die genannten Maßnahmen können außerdem die Energieabsorptionselemente jeweils an solchen Stellen angeordnet werden, wo ihre Integration besonders einfach zu verwirklichen ist, wo ausreichend Platz für die Energieabsorptionselemente vorhanden ist und/oder wo normalerweise bereits vorhandene Komponenten zur Integration der Energieabsorptionselemente genutzt werden können.

So sieht eine besonders bevorzugte Ausgestaltung der Erfindung vor, eines der Energieabsorptionselemente im Bereich eines Schwenkgelenks zwischen der Rückenlehne und dem Sitzteil anzuordnen, wo sich eine zur Energieabsorption erforderliche Relativbewegung zweier im Reibeingriff stehender Teile durch eine Neigungsänderung der Rückenlehne verwirklichen läßt und zudem später mit geringem

Aufwand rückgängig gemacht werden kann. Die beiden im Reibeingriff stehenden Teile sind zweckmäßig um die Schwenkachse des Schwenkgelenks in Bezug zueinander verdrehbar und weisen vorzugsweise gegeneinander angepreßte Oberflächen mit einem hohen Reibungskoeffizienten sowie Anschlagvorrichtungen auf, die eine Neigungsänderung der Rückenlehne über einen vorgegebenen Wert hinaus verhindern.

Die beiden starr mit der Rückenlehne bzw. mit dem Sitzteil verbundenen Teile werden unter Verschwenken der Rückenlehne und unter Erzeugung von Reibungswärme aus einem Teil der Aufprallenergie in Bezug zueinander verdreht, wenn die quer zur Längsrichtung der Halterung auf die Kopfstütze einwirkende Kraftkomponente einen vorgegebenen Schwellenwert übersteigt.

Neben einer Energieabsorption durch Erzeugung von Reibungswärme eignet sich auch eine Energieabsorption durch plastische Verformung gut für den vorgesehenen Anwendungszweck, wobei gemäß einer weiteren bevorzugten Alternative der Endung mindestens eines der Energieabsorptionselemente eine Öffnung aufweist, die beim Überschreiten einer vorgegebenen Kraft auf die Kopfstütze durch ein in Bezug zum Energieabsorptionselement bewegliches Spreizelement aufgeweitet und dabei plastisch verformt wird. Diese Art von Energieabsorptionselement gestattet auf einem verhältnismäßig kurzen Bewegungsweg die Absorption hoher Energiemengen.

Zur Absorption der Aufprallenergie, die aus einer in Längsrichtung der Kopfstützenhalterung auf die Kopfstütze einwirkenden Kraftkomponente herrührt, wird das Spreizelement gemäß einer vorteilhaften Ausgestaltung der Erfindung von einem Stirnende der Kopfstützenhalterung gebildet, das in eine sich verjüngende Öffnung eines das Stirnende der Halterung umschließenden Rohrs eindringt, wenn die Kraftkomponente einen vorgegebenen Wert übersteigt. Ein derartiges Energieabsorptionselement weist einen sehr geringen Platzbedarf auf und kann sowohl am oberen und/oder am unteren Ende der Kopfstützenhalterung vorgesehen werden.

Die Aufweitung einer Öffnung des Energieabsorptionselements durch ein Spreizelement kann jedoch auch zur Absorption der Aufprallenergie verwendet werden, die aus einer quer zur Längsrichtung der Kopfstützenhalterung auf die Kopfstütze einwirkenden Kraftkomponente herrührt. In diesem Fall ist die Öffnung vorzugsweise in einem starr mit dem Lehnrahmen verbundenen Energieabsorptionselement als Schlitzöffnung ausgebildet, die sich quer zur Längsrichtung der Halterung und parallel zur Fahrtrichtung erstreckt, so daß sich die in Bezug zum Lehnrahmen verschiebbare Halterung oder ein starr mit der Halterung verbundenes Bauteil unter Aufweitung der Schlitzöffnung in Richtung der Kraftkomponente in der Öffnung verschieben kann.

Um zu verhindern, daß eine höhenverstellbare Kopfstütze bei einem im wesentlichen von oben her erfolgenden Aufprall des Kopfs eines Fahrzeuginsassen in die unterste Endstellung verschoben wird, bevor sie den Kopf des Fahrzeuginsassen ausreichend abbremst oder energieverzehrend wirkt, sieht eine weitere bevorzugte Ausgestaltung der Erfindung oder Erfindungsalternative vor, daß die Höhenverstellvorrichtung der Kopfstütze bei einem Aufprall durch eine quer zur Längsrichtung der Halterung einwirkende Kraftkomponente blockiert wird. Dies kann beispielsweise dadurch erfolgen, daß die Kopfstützenhalterung durch diese Kraftkomponente quer zu ihrer Längsachse in Eingriff mit mindestens einem Sperrelement bewegt wird, das vorzugsweise von einem der Energieabsorptionselemente gebildet wird.

Gemäß einer weiteren bevorzugten Ausgestaltung der Erfindung ist mindestens eines der Energieabsorptionselemente im Bereich einer Halterung des Sitzteils angeordnet und bewirkt eine energieverzehrende Relativbewegung des Sitzteils in Bezug zur Halterung oder der Halterung in Bezug zu einer den Sitz tragenden Unterlage, wenn eine entgegen der Richtung der Aufprallkraft auf das Sitzteil, die Rückenlehne und/oder die Kopfstütze einwirkende Kraftkomponente einen vorgegebenen Wert übersteigt. Vorzugsweise bewirkt dabei die Relativbewegung des Sitzes gegenüber der Unterlage gleichzeitig ein Absenken des vorderen Endes des Sitzteils oder ein Anheben des hinteren Endes des Sitzteils, um die Rückenlehne steiler zu stellen und dadurch eine bessere Abstützung des Fahrzeuginsassen zu erreichen.

Im folgenden wird die Erfindung anhand einiger in der Zeichnung in schematischer Weise dargestellter Ausführungsbeispiele näher erläutert. Es zeigen:

Fig. 1: eine Seitenansicht eines erfindungsgemäßen Kraftfahrzeugsitzes mit mehreren Energieabsorptionselementen;

Fig. 2: eine vergrößerte, teilweise geschnittene Ansicht eines mit Energieabsorptionselementen in Form von Reibscheiben ausgestatteten Neigungsverstellrads des Kraftfahrzeugsitzes entlang der Linie A-A der **Fig. 1**;

Fig. 3a und b: Ansichten der beiden Reibscheiben aus **Fig. 2** entlang der Linien B-B und C-C der **Fig. 2**;

Fig. 4: eine vergrößerte teilweise geschnittene Seitenansicht der Kopfstütze aus **Fig. 1**;

Fig. 5: eine vergrößerte teilweise geschnittene Seitenansicht einer mit Energieabsorptionselementen versehenen Führung für die Kopfstützenhalterung in der Rückenlehne;

Fig. 6: eine vergrößerte Querschnittsansicht entlang der Linie D-D der **Fig. 5**;

Fig. 7: eine Ansicht ähnlich **Fig. 6**, jedoch bei einer abgewandelten Ausführungsform.

Fig. 8: eine Schnittansicht entlang der Linie E-E der **Fig. 1**, jedoch zur Vereinfachung mit einem Paar Halteschrauben;

Fig. 9: eine Seitenansicht eines Kraftfahrzeugsitzes mit einem abgewandelten Sitzteil;

Fig. 10: eine Seitenansicht eines Kraftfahrzeugsitzes mit einem weiteren abgewandelten Sitzteil.

Der in den Zeichnungen dargestellte Fahrzeugsitz **2** besteht im wesentlichen aus einem mittels einer Sitzhalterung **4** auf dem Boden **6** eines Fahrzeugs befestigten Sitzteil **8**, einer Rückenlehne **10**, deren Neigung gegenüber dem Sitzteil **8** verstellbar ist, sowie einer höhenverstellbaren Kopfstütze **12**, die über eine aus zwei Rundstangen **14** bestehende Kopfstützenhalterung **16** mit der Rückenlehne **10** verbunden ist. Die Sitzhalterung **4** umfaßt im wesentlichen zwei zur Fahrtrichtung parallele Führungsschienen **18**, zwischen denen ein Ausleger **20** verschiebbar geführt ist, der über das hintere Ende des Sitzteils **8** nach unten übersteht, sowie eine Arretiervorrichtung **22** zum Arretieren des Sitzteils **8** in einer von mehreren, in Fahrtrichtung hintereinander angeordneten Verstellpositionen.

Da ein auf dem Fahrzeugsitz **2** sitzender Fahrzeuginsasse bei einem Heckaufprall infolge seiner Trägheit entgegen der Fahrtrichtung gegenüber dem Sitz **2** beschleunigt wird, übt er Kräfte auf den Sitz **2** aus, die wiederum Reaktionskräfte des Sitzes **2** auf den Fahrzeuginsassen zur Folge haben. Um zu verhindern, daß diese Reaktionskräfte vorgegebene Werte überschreiten, und um einen Rückprall oder "rebound" des Kopfs des Fahrzeuginsassen zu verhindern, der wegen einer elastischen Verformung der Kopfstützenhalterung **16** und der Rückenlehne **10** infolge der vom Fahrzeuginsassen auf die Kopfstütze **12** und die Rückenlehne **10** ausgeübten Kräfte ist, weist der Fahrzeugsitz **2** mehrere

Energieabsorptionselemente **24**; **26**, **28**, **30**; **32** auf, die eine begrenzte unelastische Verlagerung der Kopfstütze **12**, der Rückenlehne **10** mit der Kopfstütze **12** und/oder des Sitzteils **8** mit der Rückenlehne **10** und der Kopfstütze **12** bewirken, wenn die vom Fahrzeuginsassen ausgeübten Kräfte vorgegebene Werte überschreiten, und die einen Teil der Aufprallenergie des Fahrzeuginsassen absorbieren.

Bei dem in **Fig. 1** dargestellten Fahrzeugsitz **2** absorbiert das in der Kopfstütze **12** angeordnete Energieabsorptionselement **24** im wesentlichen nur Aufprallenergie, die von einer Kraftkomponente **P1** der Aufprallkraft des Kopfs auf die Kopfstütze **12** herrührt, welche in Längsrichtung der Rundstangen **14** der Kopfstützenhalterung **16** auf die Kopfstütze **12** einwirkt, und begrenzt die Reaktionskraft der Kopfstütze **12** in dieser Richtung auf einen maximalen vorgegebenen Wert (vgl. **Fig. 1**). Demgegenüber wird in der Rückenlehne **10** bzw. zwischen der Rückenlehne **10** und dem Sitzteil **8** Aufprallenergie absorbiert, die von einer quer zur Längsrichtung der Halterung **16** und entgegen der Stoßrichtung beim Heckaufprall auf die Kopfstütze **12** einwirkenden Kraftkomponente **P2** der Aufprallkraft herrührt und wegen des begrenzten Platzangebots im Inneren der Kopfstütze **12** dort nicht oder nur schlecht abgebaut werden kann. Gleichzeitig wird die Reaktionskraft der Kopfstütze **12** in dieser Richtung auf einen maximalen vorgegebenen Wert begrenzt. Das in der Sitzhalterung **4** angeordnete Energieabsorptionselement **32** dient insbesondere zur Begrenzung der vom Sitzteil **8** und der Rückenlehne **10** auf den Körper des Fahrzeuginsassen ausgeübten Kräfte und zur Absorption eines Teils von dessen Aufprallenergie.

Wie am besten in **Fig. 2** dargestellt, umfaßt das zwischen der Rückenlehne **10** und dem Sitzteil **8** angeordnete Energieabsorptionselement **26** zwei Reibscheiben **34**, **36**, die zwischen einem an ein Schwenkgelenk der Rückenlehne **10** angrenzenden Lehnrahmen **38** und einer starr mit dem Sitzteil **8** verbundenen Trägerwange **40** sitzseitig von einem Handrad **42** zum Verstellen der Lehneneigung angeordnet sind. Eine der beiden zur Schwenkachse **44** des Schwenkgelenks konzentrischen kreisförmigen Reibscheiben **36** weist auf ihrer der anderen Scheibe **34** zugewandten Breitseitenfläche einen Belag **46** auf, der mit der gegenüberliegenden rauen Breitseitenfläche der Scheibe **34** einem hohen Reibungskoeffizienten aufweist. Die beiden Reibscheiben **34**, **36** werden durch vier Halteschrauben **48** zusammengepreßt, die gleichzeitig zur Befestigung am Lehnrahmen **38** dienen. Während die dem Lehnrahmen **38** benachbarte Reibscheibe **34** vier Durchgangsbohrungen **50** für die Halteschrauben **48** aufweist, so daß sie sich nicht gegenüber dem Lehnrahmen **38** verdrehen kann, besitzt die der Trägerwange **40** benachbarte Reibscheibe **36** vier Schlitzöffnungen **52** in Form von Kreisringsegmenten, die konzentrisch zur Schwenkachse **44** in gleichen Winkelabständen angeordnet sind. Die Schlitzöffnungen **52** werden jeweils von einer der Halteschrauben **48** durchsetzt, die gegen ein Stirnende der Schlitzöffnung **52** anliegt. Das andere Stirnende der Schlitzöffnung **52** bildet beim gegenseitigen Verdrehen der beiden Reibscheiben **34**, **36** einen Anschlag für die Halteschrauben **48**, wodurch der maximale Drehwinkel auf einen vorgegebenen Wert von etwa 30 Grad begrenzt wird.

Über die zur Trägerwange **40** benachbarte Reibscheibe **36** steht ein zur Schwenkachse **44** konzentrischer Zapfen **54** über, der eine zylindrische Durchtrittsöffnung **56** der Trägerwange **40** durchsetzt und starr mit dem Sonnenrad eines im Inneren des Handrades **42** untergebrachten Planetengetriebes (nicht dargestellt) zum Verstellen der Lehneneigung verbunden ist, dessen Gehäuse **60** an der Außenseite der Trägerwange starr befestigt ist.

Zum Verstellen der Lehneneigung wird das Handrad **42**

verdrehen, wobei sich der Zapfen 54 in der Durchtrittsöffnung 56 dreht und beide Reibscheiben 36, 34 wegen der Verbindung mit dem Zapfen 54 bzw. wegen der zwischen ihnen wirkenden Haftreibung gemeinsam mit der Rückenlehne 10 gegenüber der Trägerwange 40 und damit dem Sitzteil 8 verschwenkt werden.

Demgegenüber erzeugt bei einem Heckaufprall die Kraftkomponente P2 der vom Kopf des Fahrzeuginsassen auf die Kopfstütze 12 ausgeübten Aufprallkraft, die Längsrichtung der Halterung 16 und der Rückenlehne 10 ausgerichtet ist, aufgrund der selbstsperrenden Eigenschaften des Planetengetriebes zwischen den beiden Reibscheiben 34, 36 ein Drehmoment, das zum Verdrehen der Scheibe 34 führt, wenn die Kraftkomponente einen vorgegebenen Wert übersteigt. Bei der Drehbewegung der beiden Scheiben 34, 36 in Bezug zueinander wird infolge des hohen Reibungskoeffizienten ein Teil der eingeleiteten Energie in Reibungswärme umgesetzt, so daß die elastische Verformung der Halterung 16 und damit der Rückprall kleiner ist. Die Relativbewegung der beiden Scheiben 34, 36 wird gestoppt, wenn die Halteschrauben 48 gegen die anderen Stirnenden der Schlitzöffnungen 52 anschlagen und die Schwenkbewegung der Rückenlehne 10 gegenüber dem Sitzteil 8 in einer um etwa 30 Grad gegenüber der Ausgangsstellung nach hinten gekippten Stellung anhalten.

Durch Lösen der Halteschrauben 48, Zurückdrehen der Reibscheibe 36, und ggf. Ersetzen des Reibbelags 46 kann mit geringem Aufwand der ursprüngliche Zustand wiederhergestellt werden.

Demgegenüber wird ein wesentlicher Teil der Aufprallenergie, der aus der Kraftkomponente P1 herrührt, in der Kopfstütze 12 selbst absorbiert. Wie am besten in Fig. 4 dargestellt, ragen die oberen Stirnenden der beiden Rundstangen 14 der Halterung 16 jeweils in ein nach unten offenes Aufnahmerohr 60, das ein verjüngtes oberes Ende aufweist. Das Aufnahmerohr 60 besteht aus einem unter Energieaufnahme plastisch verformbaren und vorzugsweise duktilen Material, kann jedoch alternativ auch aus Stahl bestehen und mit einem oder mehreren schmalen Längsschlitz (nicht dargestellt) versehen sein, die eine plastische Verformung unter Aufspreizen der zwischen den Schlitz angeordneten Segmente ermöglichen. Das nach unten offene Aufnahmerohr 60 wird von einem Stoßfängerelement 62 aus Kunststoff gehalten, welches das Aufnahmerohr 60 umgibt und durch eine große gerundete Oberfläche Kopfverletzungen des Fahrzeuginsassen verhindert. Innerhalb des Stoßfängerelements 62 angeordnete Kraftübertragungsstege 64 leiten die durch das umgebende Polstermaterial 66 auf das Stoßfängerelement 62 übertragene, quer zur Längsrichtung der Halterung 16 einwirkende Kraftkomponente P2 in die Rundstangen 14 der Halterung 16 weiter, während die in Längsrichtung der Halterung 16 einwirkende Kraftkomponente P1 bewirkt, daß das Stoßfängerelement 62 die beiden parallelen Aufnahmerohre 60 nach unten auf die gerundeten Stirnenden der Rundstangen 14 drückt. Wenn P1 einen vorgegebenen Wert übersteigt, wird das verjüngte obere Ende der Aufnahmerohre 60 unter plastischer Verformung und damit unter Energieaufnahme aufgeweitet. Eine Metallplatte 68 zwischen dem oberen Stirnende des Aufnahmerohrs 60 und der Innenseite des Stoßfängerelements 62 verhindert, daß das Aufnahmerohr 60 die Oberseite des Stoßfängerelements 62 durchstößt.

Wie am besten in den Fig. 5 und 6 dargestellt, sind alternativ oder zusätzlich zu den Reibscheiben 34, 36 im Schwenkgelenk vier weitere Energieabsorptionselemente 28, 30 in der Rückenlehne 10 vorgesehen. Anders als bei den Reibscheiben 34, 36 bewirkt die über die beiden Rundstangen 14 der Kopfstützenhalterung 16 in die Rückenlehne

10 übertragene und quer zur Längsrichtung der Halterung 16 auf die Kopfstütze 12 einwirkende Kraftkomponente P2 der Aufprallkraft bei diesen paarweise im Abstand entlang zweier zur Höhenverstellung der Kopfstütze 12 dienenden Führungen 70 für die Rundstangen 14 der Kopfstützenhalterung 16 in der Rückenlehne 10 angeordneten Energieabsorptionselementen 28, 30 eine plastische Verformung.

Die beiden Führungen 70 bestehen jeweils aus einem in Fahrtrichtung vor den Rundstangen 14 angeordneten und in deren Längsrichtung verlaufenden halbzyklindrischen Führungsrohr 72, das starr mit dem Lehnrahmen 38 verbunden ist. Die Verbindung erfolgt durch zwei im Abstand übereinander am oberen bzw. unteren Ende des Führungsrohrs 72 angeordnete Halteelemente 78, deren entgegengesetzte Enden mit dem Führungsrohr 72 bzw. mit einer an Querholmen 74 der Rückenlehne befestigten Längsstrebe 76 mit U-Profil verschweißt sind.

Wie am besten in Fig. 6 dargestellt, weisen die aus einem Stahlblech ausgestanzten Halteelemente 78 in Draufsicht einen im wesentlichen U-förmigen Umriß auf, wobei sich ihr geschlossenes hinteres Ende im U-Profil der Längsstrebe 76 abstützt und in dieses eingeschweißt ist, während die vorderen Enden der beiden Schenkel 80 jeweils mit einem der Längsränder des Führungsrohrs 72 verschweißt sind. Die Enden der Schenkel 80 weisen an ihren einander zugewandten Innenseiten kleine Aussparungen 82 auf, deren Form an die Rundung der im Führungsrohr 72 längsverschiebbaren Rundstange 14 angepaßt ist, so daß die Schenkelpaare 80 der beiden Halteelemente 78 zusammen mit dem Führungsrohr 72 die Rundstangen 14 in deren Längsrichtung führen. Hinter den Aussparungen 82 ist der Abstand D zwischen den beiden Schenkeln 80 kleiner als der Durchmesser der Rundstange 14.

Zwischen den beiden Halteelementen 78 befindet sich ein Rastmechanismus 84 mit einem durch eine Schraubendruckfeder 86 vorgespannten Rastbolzen 88, dessen gerundetes vorderes Ende sich mit einer von mehreren im Abstand entlang der benachbarten Rundstange 14 angebrachten Kerben 90 in Eingriff bringen läßt, um die höhenverstellbare Kopfstütze 12 in vorgegebenen Höhen zu verrasten.

Wenn die Kraftkomponente P2 einen vorgegebenen Wert übersteigt, wird die Rundstange 12 unter Auseinanderbiegen der beiden Schenkel 80 der Halteelemente 78 in den Schlitzöffnungen 92 zwischen den Schenkeln 80 nach hinten in Richtung der Längsstrebe 76 verschoben, wobei durch die plastische Verformung der Schenkel 80 Aufprallenergie absorbiert und somit ein Rückprall der Kopfstütze 12 verhindert wird.

Bei dem in Fig. 7 dargestellten Ausführungsbeispiel weist die im Führungsrohr 72 verschiebbare Rundstange 14 zwei Reihen von paarweise übereinander entlang der Stange 14 angeordneten Ausnehmungen 94 auf, von denen in jeder Raststellung ein Paar den vorderen Enden der Schenkel 80 des oberen Halteelements 78 gegenüberliegt. Die Ausnehmungen 94 sind etwas höher als die Materialstärke der Schenkel 80, so daß diese in die gegenüberliegenden Ausnehmungen 94 eindringen können.

In diesem Fall werden die Rundstangen 14 in einem vom unteren Halteelement 78 gebildeten Schwenklager bereits dann geringfügig nach hinten verschwenkt, wenn das Drehmoment der von vorne auf die Kopfstütze 12 einwirkenden Kraftkomponente P2 das entgegenwirkende, verhältnismäßig geringe Drehmoment infolge der Kraft der Schraubendruckfeder 86 des Rastmechanismus 84 übersteigt. Die Schwenkbewegung führt zu einem Eingriff der vorderen Enden der Schenkel 80 in die Ausnehmungen 94 und damit zum Blockieren des Höhenverstellmechanismus, so daß die Kopfstütze 12 durch die Kraftkomponente P1 nicht nach un-

ten in die unterste Endstellung verschoben werden kann, bevor sie den Kopf des Fahrzeuginsassen wirkungsvoll abbremsst und ggf. durch Verformung des verjüngten Aufnahmerohrs 60 Aufprallenergie absorbiert.

Wenn der Höhenverstellmechanismus innerhalb der Kopfstütze angeordnet ist, wie dies bei manchen Kopfstützen der Fall ist, dann können die verjüngten Aufnahmerohre am unteren Ende der Rundstangen angeordnet sein, wobei eine ähnliche Vorrichtung, wie zuvor beschrieben, dafür sorgt, daß sich die Kopfstützen nicht die unterste Endstellung verschieben können. In diesem Fall könnten prinzipiell die Energieabsorptionselemente zum Absorbieren der Aufprallenergie infolge der Kraftkomponente P1 innerhalb der Kopfstütze angeordnet werden.

Wie am besten in Fig. 8 dargestellt, wird das in der Sitzhalterung 4 angeordnete Energieabsorptionselement 32 von zwei mit Arretieröffnungen 96 versehenen parallelen Halteschienen 98 eines Arretierbocks der Arretiervorrichtung 22 und zwei oder mehr Befestigungsschrauben 100 gebildet, mit denen die Halteschienen 98 am Boden 8 des Kraftfahrzeugs befestigt sind. Die Halteschienen 98 besitzen jeweils ein Winkelpprofil aus zwei im Abstand angeordneten parallelen vertikalen Schenkeln 102 und zwei quer zur Fahrtrichtung nach außen weisenden und gegen die Oberseite des Bodens 6 anliegenden horizontalen Schenkeln 104. Die horizontalen Schenkel 104 sind mit Langlöchern 106 versehen, die an ihrem in Fahrtrichtung hinteren Ende vom Schaft der jeweiligen Befestigungsschraube 100 durchsetzt werden. Wenn die vom Fahrzeuginsassen entgegen der Fahrtrichtung auf den Sitzteil 8 ausgeübte Kraft einen vorgegebenen Wert übersteigt, werden die Halteschienen 98 gegenüber den Halteschrauben 100 nach hinten verschoben, wobei durch die Reibung zwischen dem Schraubenkopf der fest angezogenen Halteschrauben 100 und/oder die plastische Verformung der gegenüberliegenden Ränder des Langlochs 106 infolge seiner gegenüber dem Schaftdurchmesser des Schraubenschaftes etwas kleineren Öffnungsweite Aufprallenergie absorbiert wird.

Bei den in den Fig. 9 und 10 dargestellten Fahrzeugsitzen 2 sind die mit den Langlöchern 106 versehenen Schenkel 104 der Halteschienen 98 des Arretierbocks auf einer schrägen Oberfläche des Bodens 6 festgeschraubt, so daß die Verschiebung der Halteschienen 98 entgegen der Fahrtrichtung in Bezug zu den Halteschrauben 100 gleichzeitig bewirkt, daß das vordere Ende des Sitzteils 8 während der Verschiebung abgesenkt (Fig. 9) bzw. das hintere Ende des Sitzteils 8 angehoben wird. Dadurch wird die Neigung der Rückenlehne 10 steiler und damit der Fahrzeuginsasse besser abgestützt, bzw. die unter Bezugnahme auf die Fig. 1 bis 3 beschriebene Neigungsveränderung der Rückenlehne 10 infolge der gegenseitigen Drehung der Reibscheiben 34, 36 wieder ausgeglichen.

Patentansprüche

1. Fahrzeugsitz mit einem Sitzteil, einer Rückenlehne und einer mit der Rückenlehne verbundenen Kopfstütze, **dadurch gekennzeichnet**, daß sich die Kopfstütze (12), die Rückenlehne (10) mit der Kopfstütze (12) und/oder der Sitzteil (8) mit der Rückenlehne (10) und der Kopfstütze (12) bei einem Aufprall auf das Heck des Fahrzeugs unter Energieabsorption unelastisch entgegen der Richtung der auf das Fahrzeug ausgeübten Aufprallkraft begrenzt verlagern, wenn infolge der Trägheit eines auf dem Fahrzeugsitz (2) sitzenden Fahrzeuginsassen Kräfte auf die Kopfstütze (12), die Rückenlehne (10) und/oder das Sitzteil (8) ausgeübt werden, die vorgegebene Werte übersteigen.

2. Fahrzeugsitz nach Anspruch 1, gekennzeichnet durch mindestens ein in der Rückenlehne (10), zwischen der Rückenlehne (10) und dem Sitzteil (8), im Sitzteil (8) und/oder zwischen dem Sitzteil (8) und einem den Sitzteil (8) tragenden Boden (6) des Fahrzeugs angeordnetes Energieabsorptionselement (28, 30; 26; 32), das während der begrenzten unelastischen Verlagerung Energie absorbiert.

3. Fahrzeugsitz nach Anspruch 2, dadurch gekennzeichnet, daß mindestens eines der Energieabsorptionselemente (28, 30; 26) in der Rückenlehne (10) und/oder zwischen der Rückenlehne (10) und dem Sitzteil (8) angeordnet ist und einen Rückprall der Kopfstütze (12) verhindert.

4. Fahrzeugsitz nach Anspruch 2 oder 3, dadurch gekennzeichnet, daß das Energieabsorptionselement (26) im Bereich eines Schwenkgelenks zwischen der Rückenlehne (10) und dem Sitzteil (8) angeordnet ist und eine energieverzehrende Veränderung der Neigung der Rückenlehne (10) gegenüber dem Sitzteil (8) bewirkt, wenn eine entgegen der Richtung der Aufprallkraft auf die Kopfstütze (12) einwirkende Kraftkomponente (P2) einen vorgegebenen Wert übersteigt.

5. Fahrzeugsitz nach Anspruch 4, dadurch gekennzeichnet, daß das Energieabsorptionselement (26) mindestens zwei um die Schwenkachse (44) des Schwenkgelenks in Bezug zueinander verdrehbare Teile (34, 36) mit gegeneinander angepreßten Oberflächen mit einem hohen Reibungskoeffizienten aufweist.

6. Fahrzeugsitz nach Anspruch 4 oder 5, dadurch gekennzeichnet, daß das Energieabsorptionselement (26) Anschlagvorrichtungen (48, 52) aufweist, die eine Neigungsänderung der Rückenlehne (10) über einen vorgegebenen Wert hinaus verhindern.

7. Fahrzeugsitz nach Anspruch 2 oder 3, dadurch gekennzeichnet, daß das Energieabsorptionselement (28, 30) zwischen einer Halterung (16) der Kopfstütze (12) und einem Lehnrahmen (38) der Rückenlehne (10) angeordnet ist und eine energieverzehrende Relativbewegung der Kopfstützenhalterung (16) in Bezug zum Lehnrahmen (38) in einer Richtung quer zur Halterung (16) bewirkt, wenn eine quer zur Halterung (16) auf die Kopfstütze (12) einwirkende Kraftkomponente (P2) einen vorgegebenen Wert übersteigt.

8. Fahrzeugsitz nach einem der Ansprüche 2 bis 7, gekennzeichnet durch mindestens ein weiteres in der Kopfstütze (12) oder in der Rückenlehne (10) angeordnetes Energieabsorptionselement (24), das eine energieverzehrende Relativbewegung der Kopfstütze (12) in Bezug zu einer Kopfstützenhalterung (16) und/oder der Kopfstützenhalterung (16) in Bezug zur Rückenlehne (10) in Längsrichtung der Halterung (16) bewirkt, wenn eine in Längsrichtung der Halterung (16) auf die Kopfstütze (10) einwirkende Kraftkomponente (P1) einen vorgegebenen Wert übersteigt.

9. Fahrzeugsitz nach einem der Ansprüche 2 bis 8, dadurch gekennzeichnet, daß mindestens eines der Energieabsorptionselemente (28, 30) Teil einer Höhenverstellvorrichtung der Kopfstütze (12) ist.

10. Fahrzeugsitz nach einem der Ansprüche 2 bis 9, dadurch gekennzeichnet, daß mindestens eines der Energieabsorptionselemente (32) im Bereich einer Sitzhalterung (4) angeordnet ist und eine energieverzehrende Relativbewegung des Sitzteils (4) in Bezug zum Boden (6) bewirkt, wenn eine entgegen der Richtung der Aufprallkraft auf das Sitzteil (8), die Rückenlehne (10) und/oder die Kopfstütze (12) einwirkende Kraftkomponente (P2) einen vorgegebenen Wert über-

steigt.

11. Fahrzeugsitz nach Anspruch 10, dadurch gekennzeichnet, daß die Relativbewegung weiter ein Absenken des vorderen Endes des Sitzteils (8) oder ein Anheben des hinteren Endes des Sitzteils (8) und damit eine steilere Lehnenneigung bewirkt.

12. Fahrzeugsitz nach einem der Ansprüche 2 bis 11, dadurch gekennzeichnet, daß sich mindestens eines der Energieabsorptionselemente (24, 28, 30, 32) plastisch verformt, wenn die Kraftkomponente (P1, P2) den vorgegebenen Wert übersteigt.

13. Fahrzeugsitz nach Anspruch 12, dadurch gekennzeichnet, daß das Energieabsorptionselement (24, 28, 30, 32) eine Öffnung (61, 92, 106) aufweist, die durch ein in Bezug zum Energieabsorptionselement (24, 28, 30, 32) bewegliches Spreizelement (14, 100) aufgeweitet wird, wenn die Kraftkomponente (P1, P2) den vorgegebenen Wert übersteigt.

14. Fahrzeugsitz nach Anspruch 13, dadurch gekennzeichnet, daß das Spreizelement von einer Rundstange (14) der Kopfstützenhalterung (16) gebildet wird, und daß die Öffnungsweite der Öffnung (92) kleiner als der Durchmesser der Rundstange (14) ist.

15. Fahrzeugsitz nach Anspruch 13, dadurch gekennzeichnet, daß das Spreizelement (14) von einem Stirnende einer Rundstange (14) der Kopfstützenhalterung (16) gebildet wird, und daß sich die Öffnung in Längsrichtung der Halterung (16) erstreckt und von einem das Stirnende umgebenden Rohr (60) umschlossen wird, das sich im Anschluß an das Stirnende verjüngt.

16. Fahrzeugsitz nach Anspruch 13, dadurch gekennzeichnet, daß das Spreizelement von einem mittleren Teil einer Rundstange (14) der Kopfstützenhalterung (16) gebildet wird, und daß sich die Öffnung (92) quer zur Längsrichtung der Halterung (16) erstreckt und von zwei Rändern (80) begrenzt wird, deren Abstand kleiner als der Durchmesser der Rundstange (14) ist.

17. Fahrzeugsitz nach Anspruch 13, dadurch gekennzeichnet, daß das Spreizelement von einem verjüngten Dom gebildet wird, der quer zur Längsrichtung der Halterung in eine Öffnung einer Platte eindringt.

18. Fahrzeugsitz nach Anspruch 13, dadurch gekennzeichnet, daß das Spreizelement von mindestens einer Befestigungsschraube (100) der Sitzhalterung (4) gebildet wird, die ein erweitertes Ende einer Schlitzöffnung (106) der Halterung (4) durchsetzt.

19. Fahrzeugsitz mit einem Sitzteil, einer Rückenlehne, einer mit der Rückenlehne verbundenen Kopfstütze sowie einer Höhenverstellvorrichtung für die Kopfstütze, insbesondere nach einem der vorangehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß die Höhenverstellvorrichtung der Kopfstütze (12) bei einem Aufprall des Kopfs eines Fahrzeuginsassen auf die Kopfstütze (12) durch eine quer zur Längsrichtung einer Kopfstützenhalterung (16) auf die Kopfstütze (12) einwirkende Kraftkomponente (P2) blockiert wird, bevor sich die Kopfstütze (12) infolge einer in Längsrichtung der Kopfstützenhalterung (16) einwirkende Kraftkomponente (P1) nach unten verschieben kann.

20. Kraftfahrzeug, umfassend einen Sitz mit einem Sitzteil, einer Rückenlehne und einer mit der Rückenlehne verbundenen Kopfstütze, dadurch gekennzeichnet, daß sich die Kopfstütze (12), die Rückenlehne (10) mit der Kopfstütze (12) und/oder der Sitzteil (8) mit der Rückenlehne (10) und der Kopfstütze (12) bei einem Aufprall auf das Heck des Kraftfahrzeugs unter Energieabsorption entgegen der Richtung der auf das Kraftfahrzeug ausgeübten Aufprallkraft unelastisch be-

grenzt verlagern, wenn infolge der Trägheit eines auf dem Sitz (2) sitzenden Fahrzeuginsassen Kräfte auf die Kopfstütze (12), die Rückenlehne (10) und/oder den Sitzteil (8) ausgeübt werden, die vorgegebene Werte übersteigen.

Hierzu 8 Seite(n) Zeichnungen

- Leerseite -

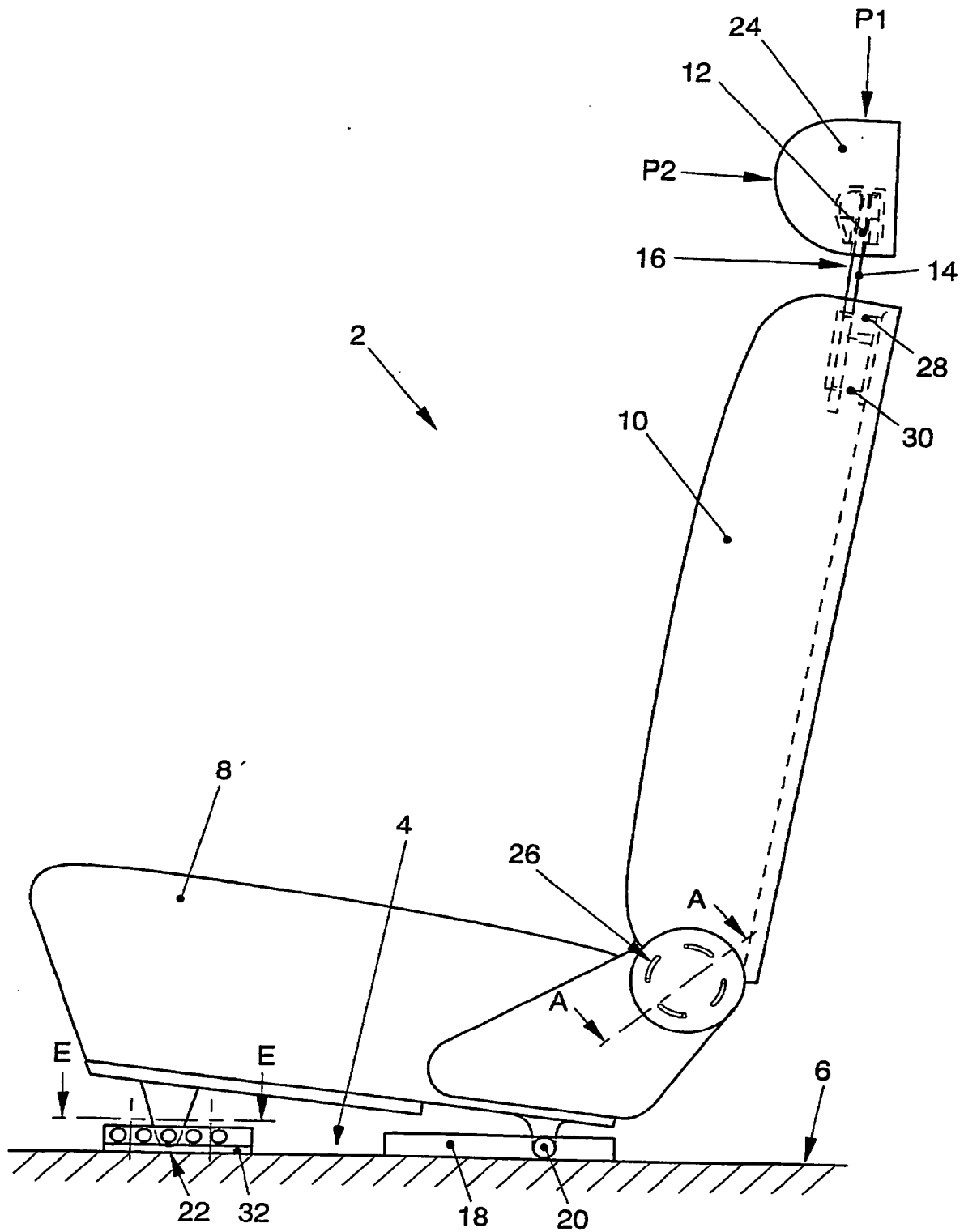


FIG. 1

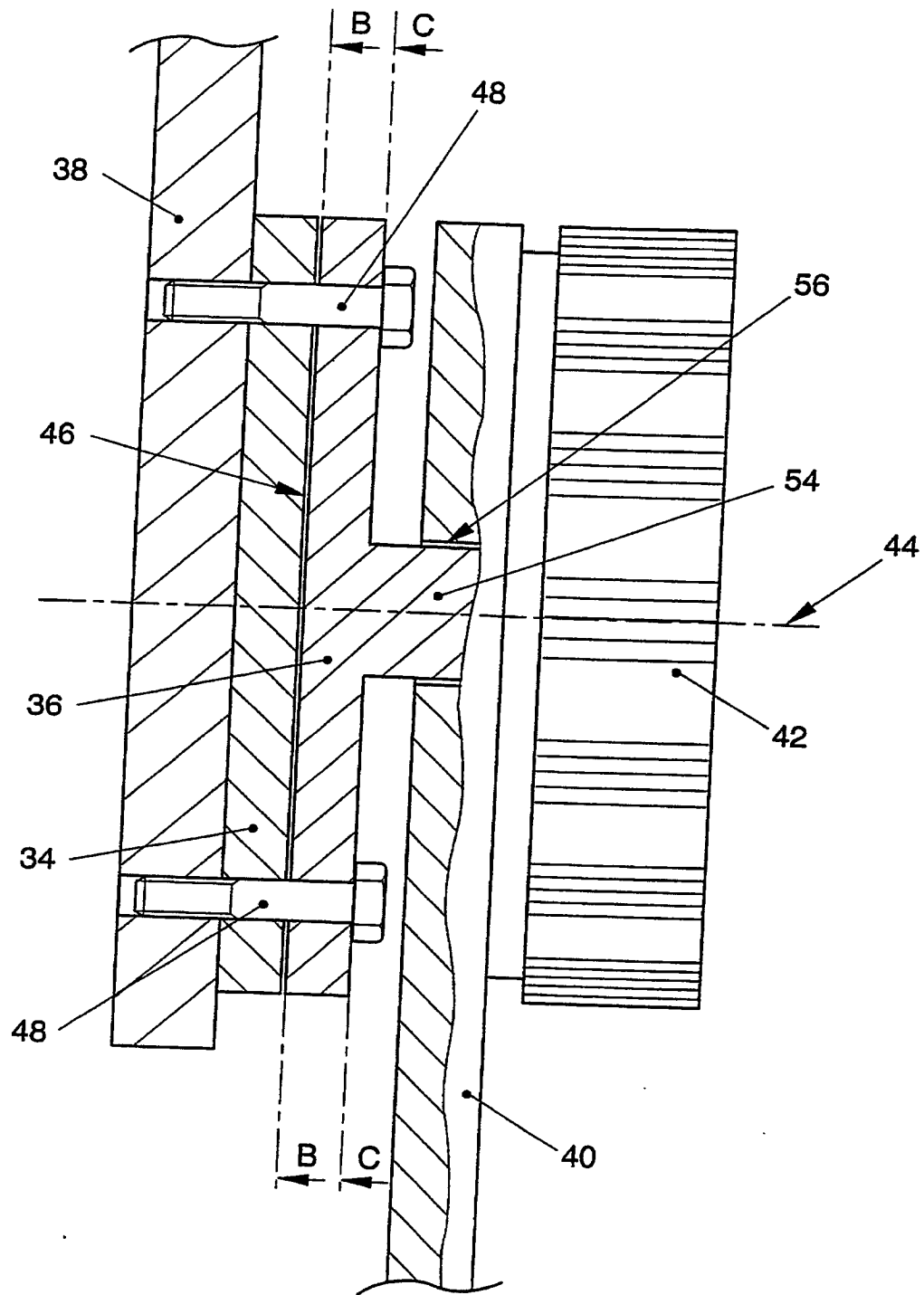


FIG. 2

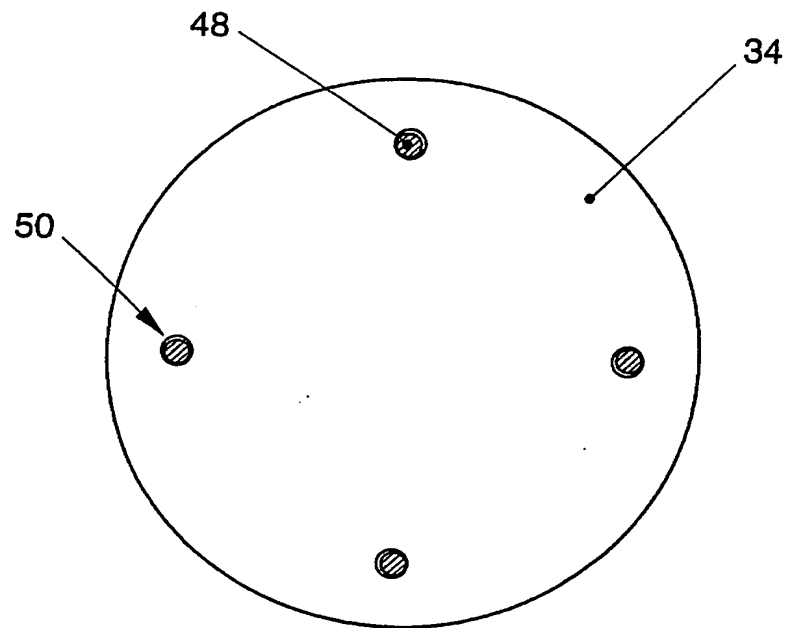


FIG. 3a

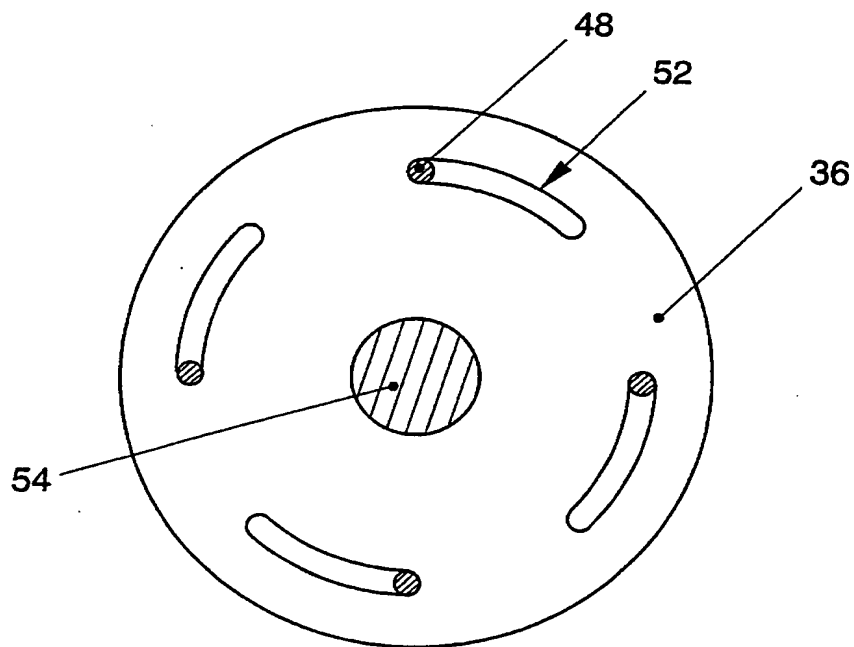
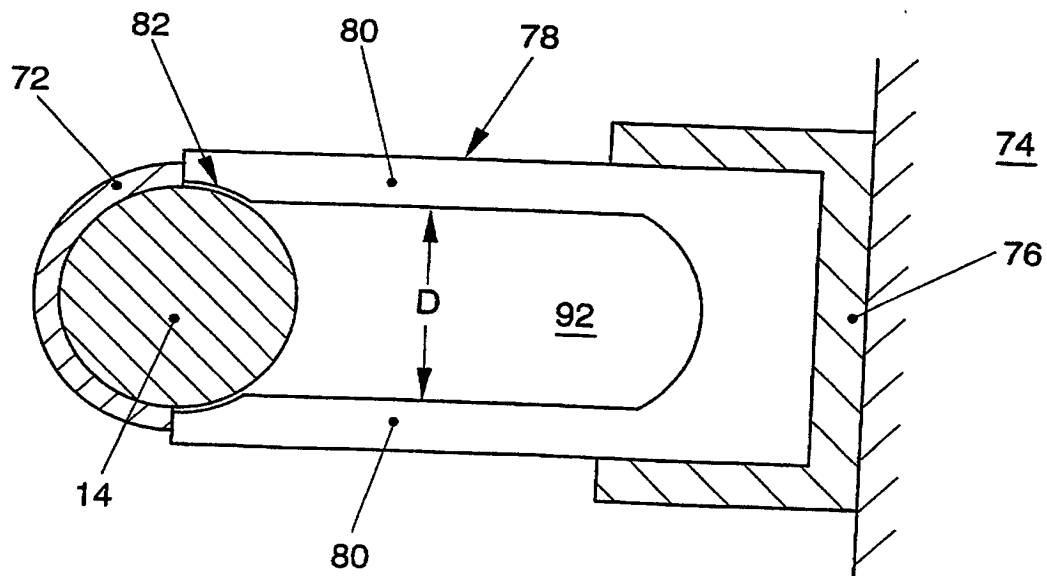
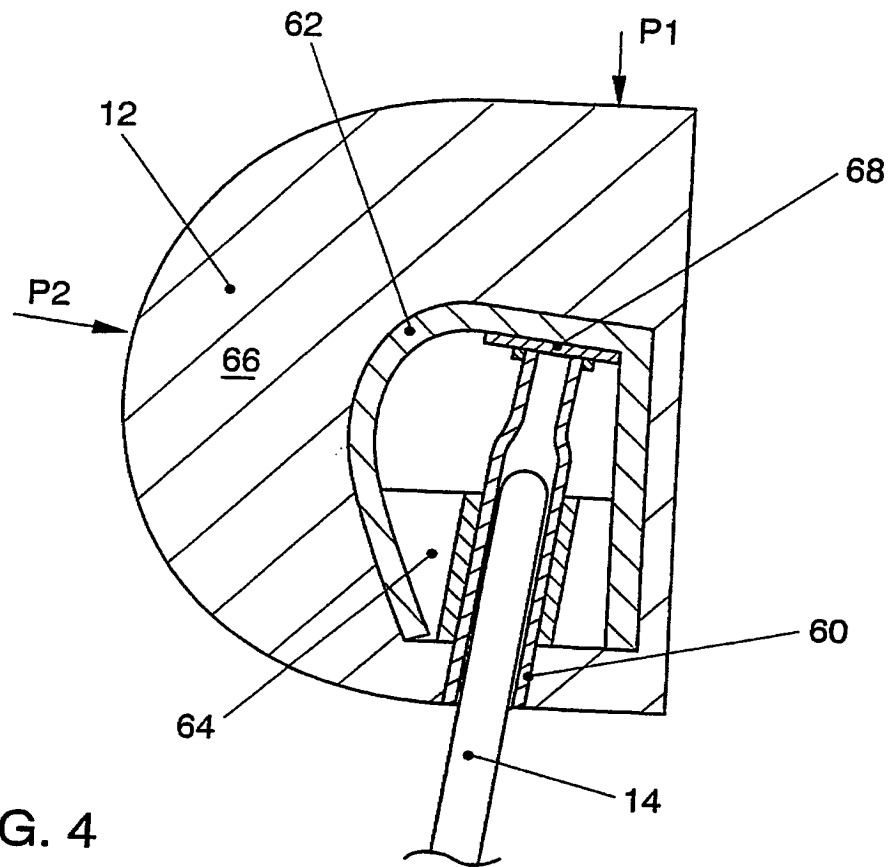


FIG. 3b



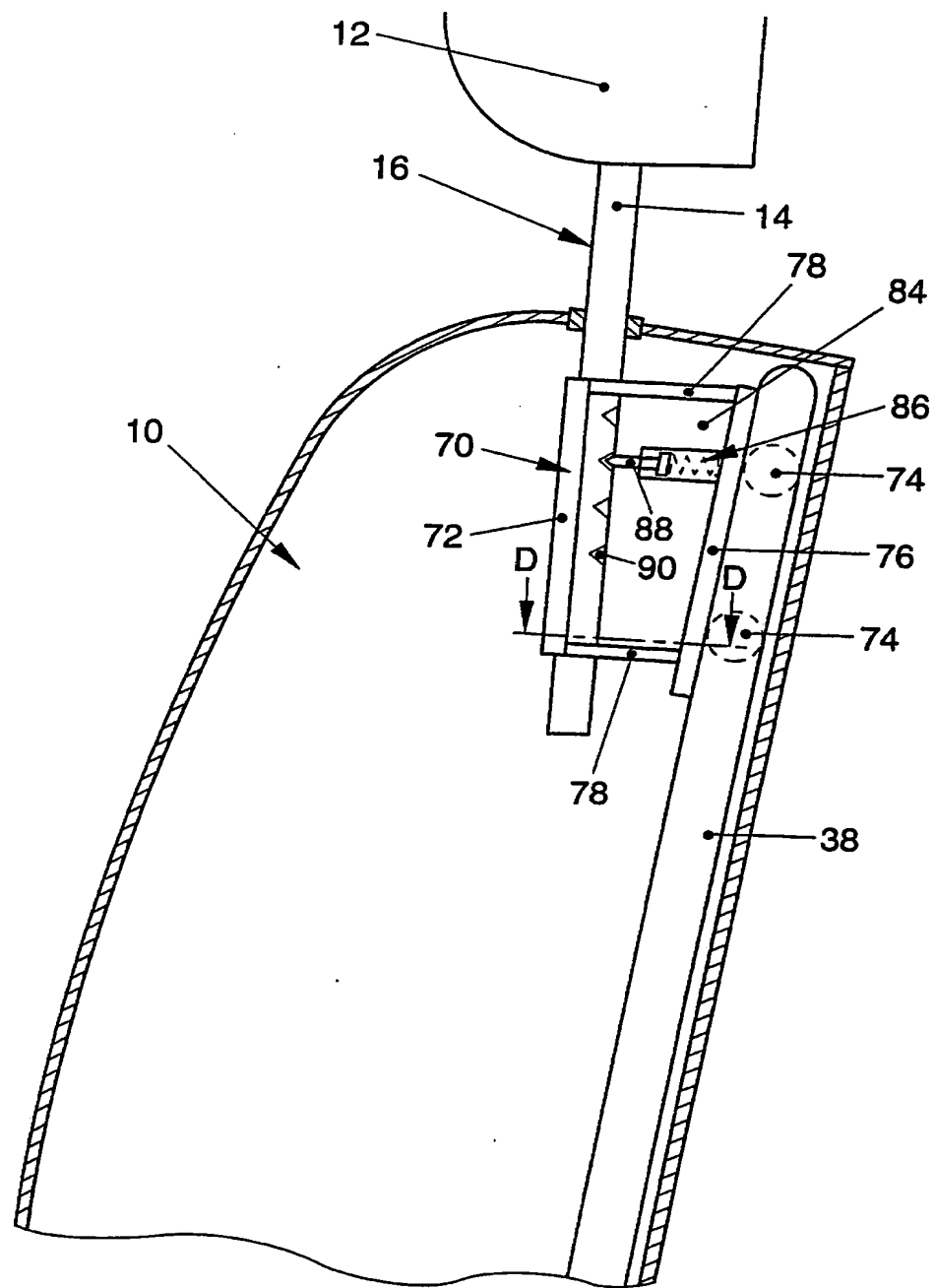


FIG. 5

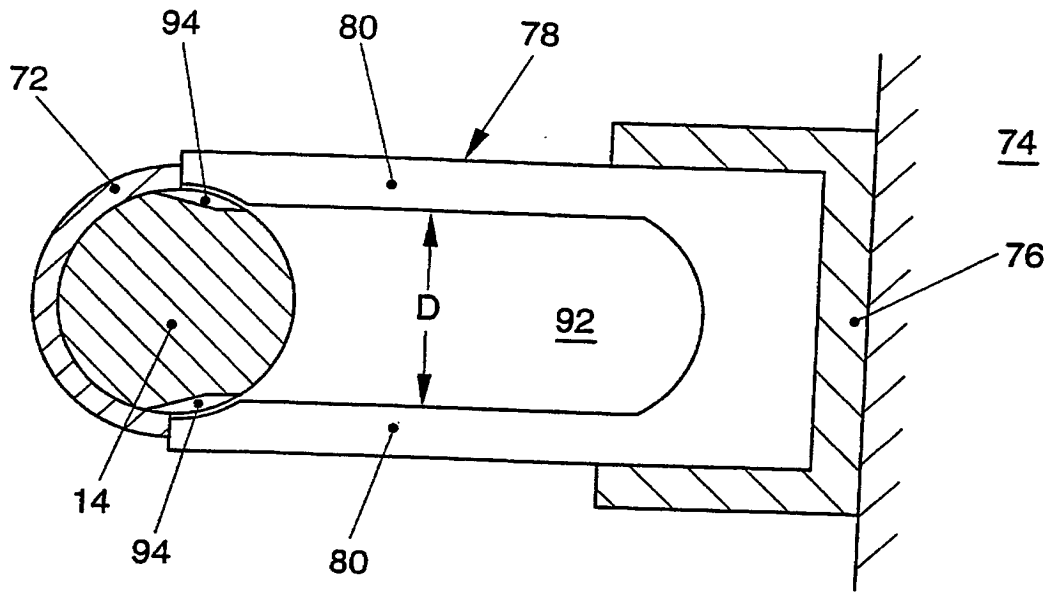


FIG. 7

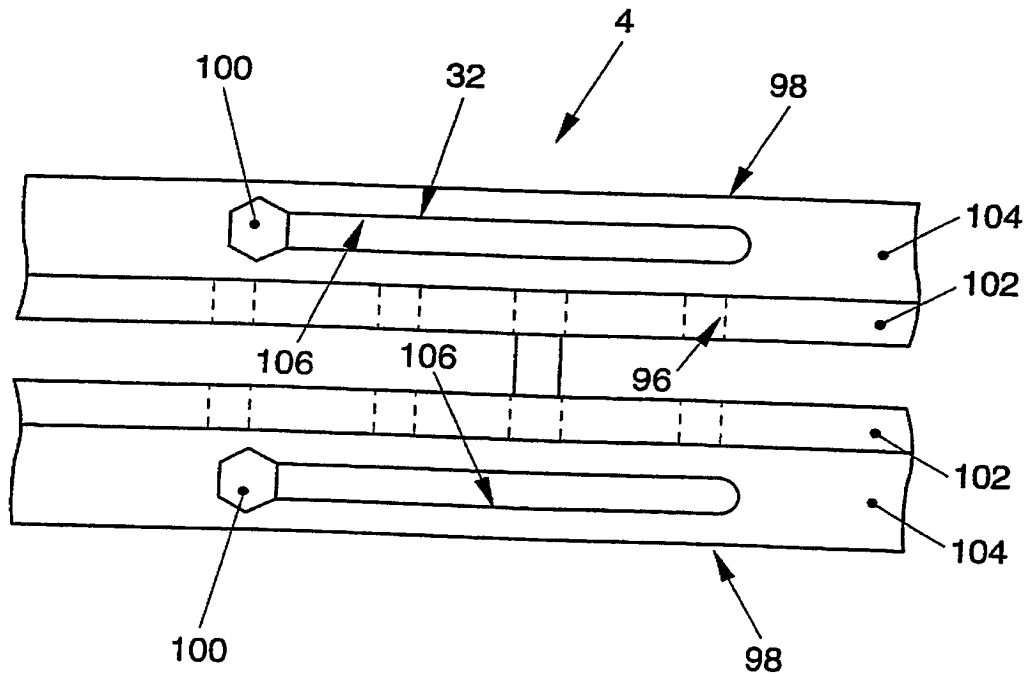


FIG. 8

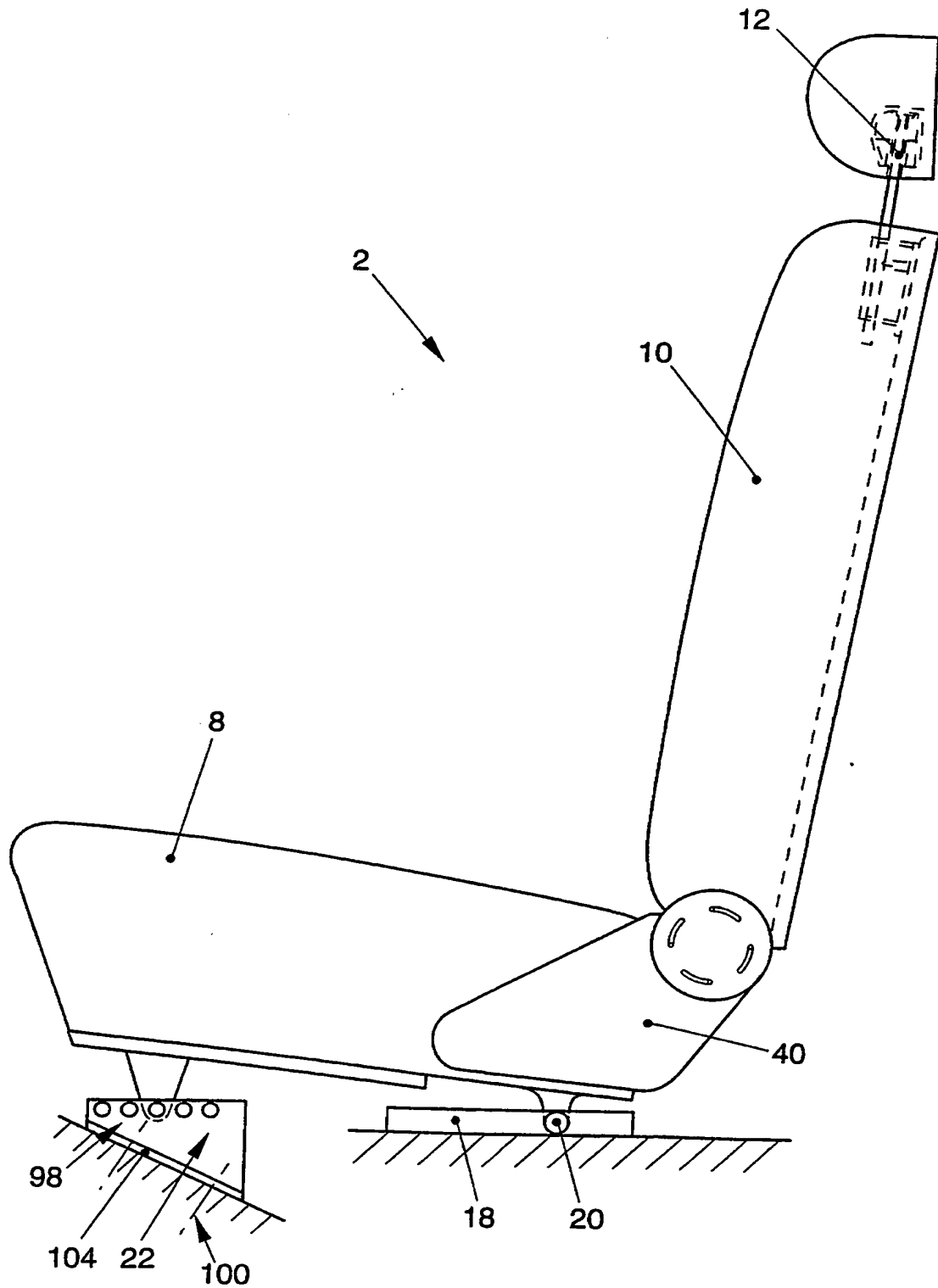


FIG. 9

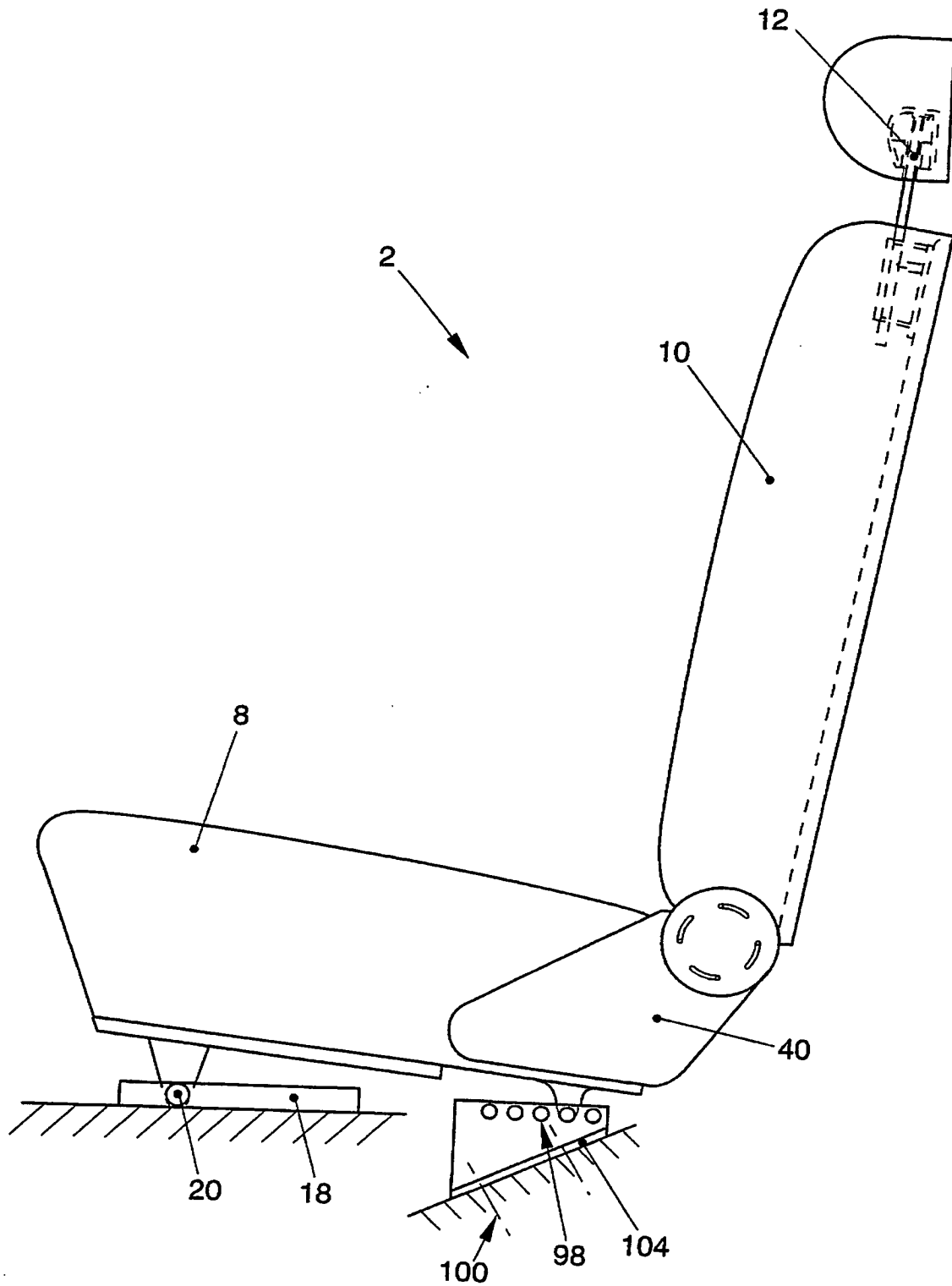


FIG. 10